

(19) 日本国特許庁 (J P)

(12) 公開特許公報 (A)

(11) 特許出願公開番号

特開平11-229823

(43) 公開日 平成11年(1999) 8月24日

(51) Int.Cl.⁶
F 0 1 L 1/04
F 1 6 H 53/02

識別記号

F I
F 0 1 L 1/04
F 1 6 H 53/02

C
J
B

審査請求 未請求 請求項の数1 O L (全 4 頁)

(21) 出願番号 特願平10-34688

(22) 出願日 平成10年(1998) 2月17日

(71) 出願人 000004204

日本精工株式会社

東京都品川区大崎1丁目6番3号

(72) 発明者 斉藤 直樹

群馬県前橋市鳥羽町78番地 日本精工株式
会社内

(72) 発明者 皆木 希一

群馬県前橋市鳥羽町78番地 日本精工株式
会社内

(72) 発明者 梅田 三奈生

群馬県前橋市鳥羽町78番地 日本精工株式
会社内

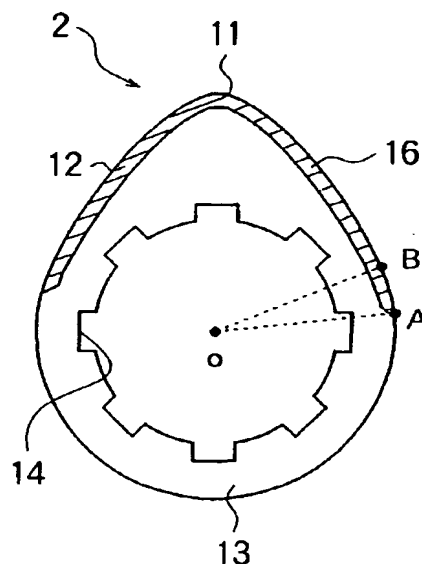
(74) 代理人 弁理士 岡部 正夫 (外11名)

(54) 【発明の名称】 組立式カム軸

(57) 【要約】

【課題】 カムロブの破壊を起こさずに弾性変形させて有効な残留応力を発生させると共に、精度管理が容易なカムロブを備えた組立式カム軸を提供する。

【解決手段】 機械的に軸本体に固定されたカムロブを有する組立式カム軸であって、カムロブは、軸本体と同心の基礎円部と、外周部に必要なカム機能を有し、基礎円部より軸心からの半径の大きいカム形状部とからなり、カムロブは、炭素を0.4～1.2%含む焼き入れ可能な高炭素鋼をベースとした材料からなり、必要に応じてHRC45以下の硬さに調質されており、かつ実質的にカム形状部のみ表面硬さがほぼHRC50～65となるように焼入れ処理が行われている。



【特許請求の範囲】

【請求項 1】 機械的に軸本体に固定されたカムロブを有する組立式カム軸であって、

前記カムロブは、前記軸本体と同心の基礎円部と、外周部で必要なカム機能を有し、該基礎円部より軸心からの半径の大きいカム形状部とからなり、前記カムロブは、炭素を 0.4～1.2% 含む焼き入れ可能な高炭素鋼をベースとした材料からなり、必要に応じて HRC45 以下の硬さに調質されており、かつ実質的に前記カム形状部のみ表面硬さがほぼ HRC50～65 となるように焼入れ処理が行われていることを特徴とする組立式カム軸。

【発明の詳細な説明】

【0001】

【産業上の利用分野】 本発明は、自動車エンジンの吸排気弁を駆動するための組立式カム軸に関し、より詳細にはカムロブのカムノーズ側のカム面を高周波焼き入れ加工した組立式カム軸に関する。

【0002】

【従来の技術】 従来の組立式カム軸では、焼入れしたカムロブを軸（鋼管）に圧入、あるいは軸（鋼管）を内側から拡張することにより、相互の嵌合面に発生する残留応力を利用してカムロブを軸に固定している。

【0003】 また、カムロブは高炭素焼結鍛造材、高炭素焼入れ鋼、あるいは焼結材と高炭素焼入れ鋼の組合せ等からなり、鋼管は軟質の鋼材より成る。

【0004】

【発明が解決しようとする課題】 圧入組立の場合、カムロブと軸（鋼管）の両方の材料の弾性変形を利用して、カムロブに軸を圧入することにより残留応力を発生させて両部材を結合する。また、拡張組立の場合は、カムロブと軸の弾性変形及び塑性変形の差を利用して残留応力を発生させるものである。

【0005】 しかし全体を焼入れした高炭素鋼ベースのカムロブの破壊までの伸びはほぼ 1～3% 程度である。

【0006】 従って、カムロブの破壊を起こさずに弾性変形させて有効な残留応力を発生させることは、特に拡張組立の場合では精度管理が難しくなり、これに余裕をもたせて精度管理を楽にしようするとカムロブの寸法を大きくせざるを得ないという問題があった。

【0007】 また、チルカム（鋳鉄カム軸）では、カム形状部のみ硬化するのが当たり前になっている。これはチル用冷やし金を当てるため必要部分のみチル化しているためである。チルカムは組立式カム軸ではなく組立時、あるいはその残留応力による遅れ破壊等ははじめから考慮にない。

【0008】 本発明の目的は、カムロブの破壊を起こさずに弾性変形させて有効な残留応力を発生させることができ、精度管理が容易なカムロブを備えた組立式カム軸を提供することである。

【0009】

【問題点を解決するための手段】 上記目的を達成するため、本発明の組立式カム軸は、機械的に軸本体に固定されたカムロブを有する組立式カム軸であって、前記カムロブは、前記軸本体と同心の基礎円部と、外周部で必要なカム機能を有し、該基礎円部より軸心からの半径の大きいカム形状部とからなり、前記カムロブは、炭素を 0.4～1.2% 含む焼き入れ可能な高炭素鋼をベースとした材料からなり、必要に応じて HRC45 以下の硬さに調質されており、かつ実質的に前記カム形状部のみ表面硬さがほぼ HRC50～65 となるように焼入れ処理が行われていることを特徴としている。

【0010】

【発明の実施態様】 本発明の組立式カム軸のカム軸は、カムロブを圧入、拡張組立する場合、最も応力が高くなるカムロブの基礎円部は調質硬さ以下として焼入れせず、カムロブ基礎円部の伸びを確保することにより、カムロブ及び軸と共に、弾性変形及び塑性変形で残留応力を確保することを前提とするもので、カムロブ、及び軸の組合わせ部の寸法公差を、カムロブ全体を焼入れした場合に比較して落とす（広げる）ことが可能となる。

【0011】 そのため全体を焼入れしたカムロブに較べ精度管理が楽になり、カムロブ寸法も小型化できる。

【0012】 また、エンジンに組込まれたカム軸が回転し、カムロブが機能するとき、カムロブと相手部材間に作用する力は基礎円部ではほとんどなく、形状半径の大きいカム形状部に作用するので、カム形状部の表面のみ焼入れ硬化すれば、カムロブとしての耐摩耗性は全体に焼入れしたものと同等である。

【0013】 さらにカム形状部では圧入、拡張の応力は形状半径の大きい所ほど低くなるので、この部分は焼入れ硬化しても拡張時に破壊される可能性はない。

【0014】

【実施例】 以下、図面を参照して本発明の実施例を説明する。尚、図面において同一部分は同一符号で示してある。

【0015】 図 1 は、本発明の一実施例を示す組立式カム軸 10（以下、説明の便宜上単に「カム軸」と称する）の正面図である。

【0016】 カム軸 10 は、基本的な構成は従来のものと変わらないが、所定の軸方向長さを有した中空の鋼製の軸本体 1 からなる。軸本体 1 には軸方向に複数設けられたカムロブ 2 が嵌合している。軸本体 1 の軸方向の一端には、カム軸 10 を駆動するためのスプロケット等の駆動部材（不図示）を取り付けるノーズピース 3 が固定されている。また、軸本体 1 の軸方向の他端には、ギア 5 が設けられている。ギア 5 の軸方向の内側には、軸本体 1 の軸方向の位置決めを行うスラストピース 4 が軸本体 1 に嵌合している。以上の部材を一体的に組み立てることでカム軸 10 を構成する。尚、軸本体 1 は中空でな

く、中実のものでもよい。

【0017】軸本体となる鋼管の材料には降伏応力は低い伸びの良い材料が使用される。一般的には低炭素鋼の溶接鋼管、降伏点応力 $20 \sim 45 \text{ Kg f/mm}^2$ 、伸び $7\% \sim 25\%$ 程度の材料が好ましい。

【0018】また、カムロブの材料としては、拡張応力に耐え、かつカムとしての耐摩耗性を向上させるため焼き入れ可能な高炭素鋼（炭素含有率： $0.4 \sim 1.2$ ）及びそれに準じた材料（高炭素焼結鍛造鋼）が使用される。

【0019】図2は、本実施例のカム軸10に用いられるカムロブ2を示す正面図である。カムロブ2は、卵型の形状を有し、軸本体1と同心の基礎円部13とカム機能によって自動車エンジンの動弁機構の吸排気弁を駆動する、基礎円部13より形状半径の大きい（軸心からの半径が大きい）カム形状部12とからなっている。

【0020】実施例では、拡張による組立て固定の一例を示しており、カムロブ2の内径部には軸方向に延在する複数の溝14が円周等分に設けられている。この溝14は軸本体1に対するカムロブ2の固定を容易にすると共に、カムロブ2の軸本体1に対する耐トルク固定強度を高め、また軸本体1に対するカムロブ2の位相を決めるために用いられる。

【0021】図2を用いて、本実施例のカムロブ2を更に詳細に説明する。カム形状部12は、その先端部が突出したカムノーズ11となっているカム面16を有しており、このカムノーズ11が図3に示す動弁機構のカムリフター17に当接することで吸排気弁18を開放する。

【0022】カムロブ2のカム面16は、カム機能を果たすため、所定の硬さを有するように処理される。具体的には、図中斜線で示すように高周波焼入れによりHRC $50 \sim 65$ の硬さに調整される。焼入れ硬化深さはカム研削取り代を考慮しても 2.5 mm 以下であることが好ましい。また、この部分の降伏点応力は $120 \sim 180 \text{ Kg f/mm}^2$ 、伸び $1\% \sim 3\%$ 程度である。母材硬さはHRC 45 以下で、必要に応じて調質される。この硬さの範囲では高炭素鋼の伸びは $5\% \sim 15\%$ 確保される。

【0023】高周波焼き入れされる部分は、基本的に図2に斜線で示したカム面16だけであるが、カム形状開始点B（基礎円部でなくなる点）から基礎円部13に少し入った点Aから焼き入れ処理されている。このように表面処理することで、カムとしての耐摩耗性を得られる。尚、カムロブ2を軸本体1に組み付けた後、レーザー光線等、高エネルギー線による表面硬化をすればより効果的である。

【0024】図3は、本願発明の組立式カム軸が設けられるエンジンのシリンダーヘッドの断面図である。エンジンの吸排気弁18はカムリフター17とカムロブ2の

接触により開閉が行われるが、吸排気弁18が閉の時、カムロブ2の基礎円部13とカムリフター17の間には吸排気弁18の閉止を確実にするために僅かな隙間が設定されており接触していない。但し、ラッシュアジャスタ等を用いたものではこの隙間の無いものもあるがこの範囲では負荷はほとんど無く、面圧は低いものと考えてよい。カムロブ2と軸本体1との組立は従来の方法を用いることができる。

【0025】本発明は、カムとしての耐摩耗性を得るためにはカムロブの必要な範囲のみ高周波焼入れする（カムロブに硬化必要範囲が存在すること、その部分の圧入、あるいは拡張による組立時に発生する応力は、形状半径が大きい基礎円部に比較して低いこと、基礎円部は焼入れを行わず母材調質硬さを必要に応じてコントロールして利用すれば、用途に適した十分な拡張強度が得られること、そしてこれにより拡張時応力が高く、破壊し易い部分である薄肉の基礎円部の破壊が防げるばかりでなく、カムロブの基礎円部の塑性変形域の利用により拡張強度の寸法公差依存性から逃れて、拡張強度品質を安定化できることに着目している。

【0026】

【発明の効果】以上説明した、本発明の組立式カムロブは、以下のような効果を奏する。

【0027】カムロブを圧入、拡張組立する場合、最も応力が高くなるカムロブの基礎円部は調質硬さ以下として焼入れせず、カムロブ基礎円部の伸びを確保することにより、カムロブ及び軸を共に、弾性変形及び塑性変形で残留応力を確保することを前提とするもので、カムロブ、及び軸の組合わせ部の寸法公差を、カムロブ全体を焼入れした場合に比較して落とす（広げる）ことが可能となる。

【0028】そのため全体を焼入れしたカムロブに較べ精度管理が楽になり、カムロブ寸法も小型化できる。

【0029】また、エンジンに組込まれたカム軸が回転し、カムロブが機能するとき、カムロブと相手部材間に作用する力は基礎円部ではほとんどなく、形状半径の大きいカム形状部に作用するので、カム形状部の表面のみ焼入れ硬化すれば、カムロブとしての耐摩耗性は全体に焼入れしたものと同等である。

【0030】さらにカム形状部では圧入、拡張の応力は形状半径の大きい所ほど低くなるので、この部分は焼入れ硬化しても拡張時に破壊されることがない。

【0031】また、硬さが下がるため切欠き感度が下がり、この原因による疲労破壊が減少するため、カムロブ内径面の仕上げ程度あるいは形状にさほど気を使う必要がない。従ってこの用途に使用するカムロブの鍛造化（カムロブ内径も鍛造で抜き機械加工は行わない。）等の合理化、コストダウンが可能となる。

【図面の簡単な説明】

【図1】本発明の一実施例を示す組立式カム軸の正面図

である。

【図 2】本実施例のカム軸に用いられるカムロブを示す正面図である。

【図 3】本願発明の組立式カム軸が設けられるエンジンのシリンダーヘッドの断面図である。

【符号の説明】

* 1 : 軸本体

2 : カムロブ

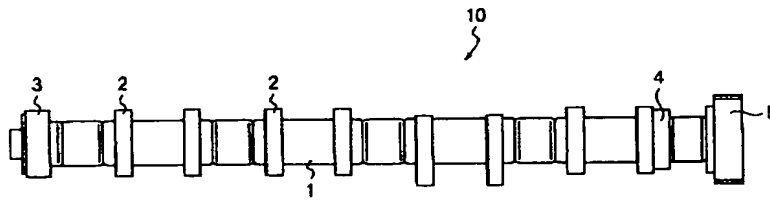
10 : 組立式カム軸

12 : カム形状部

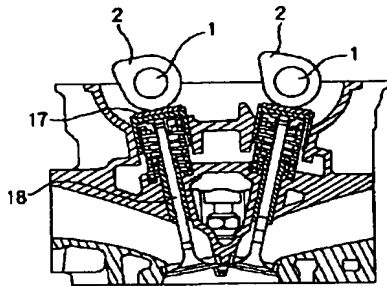
13 : 基礎円部

*

【図 1】



【図 3】



【図 2】

